19日本国特許庁(JP)

⑪特許出願公開

② 公開特許公報(A) 平1-109016

⑤Int Cl.⁴

識別記号

庁内整理番号

❸公開 平成1年(1989)4月26日

B 23 D 19/06 B 26 D 1/24 E-7041-3C B-6719-3C

審査請求 未請求 発明の数 1 (全10頁)

②特 願 昭62-263333

②出 願 昭62(1987)10月19日

⑫発 明 者 長 井

清 典

東京都中央区日本橋室町4丁目3番18号 スカイアルミニ

ウム株式会社内

⑪出 願 人 スカイアルミニウム株

東京都中央区日本橋室町4丁目3番18号

式会社

⑩代 理 人 弁理士 豊田 武久 外1名

明細書

1. 発明の名称

金属薄板切断装置

2. 特許請求の範囲

(1) 円形では、 ・ では、 ・ で

(2)前記各ホルダ軸が、中空孔を偏心させて形成

した円簡形の偏心中空軸の前記中空孔に回転可能 に挿通して軸受けされていることを特徴とする特 許請求の範囲第1項記載の金属薄板切断装置。

(3) 前記駆動手段は、駆動ユニットの入力軸の回転を2本の出力軸に予め等速分配した後、前記2本の出力軸の回転を前記各ホルダ軸とそれぞれほぼ同一軸線上に配設された伝動軸を介して各ホルダ軸を個々に回転駆動することを特徴とする特許球の範囲第1項または第2項記載の金属薄板切断装置。

3. 発明の詳細な説明

産業上の利用分野

この発明は、スリッタあるいはサイドトリマ等の金属薄板を切断する装置に関し、特に切断面が 剪断面によって形成されるとともに高い切断寸法 精度の得られる装置に関するものである。

従来の技術

従来のこの種の金属薄板切断装置としては、例えば第8図および第9図に示すサイドトリマがあり、このサイドトリマは、装置中心線CLを含み

かつ金属薄板の通過面に垂直な面を対称面として 左右対称に配設された一対のカッターヘッド1 (一方は省略)を備えるとともに、前記一対のカ ッターヘッド1をそれぞれテーブル2トを互いに 接近離隔する方向に直線的に移動して両カッター ヘッド1の間隔を変更して金属薄板を所定幅の帯 状にサイドトリミングするもので、前記各カッタ -ヘッド1には2本のホルダ軸3,4が、上下2 段にそれぞれ水平に配設されている。そして、両 カッターヘッド1の互いに対向する側面には、円 板状の上刃5と下刃6とが前記各ホルダ軸3,4 の端部に着脱可能に固定されており、ホルダ軸3. 4が回転駆動されることにより回転する前記上下 両刃5, 6間に金属薄板の側縁部を崩過させて切 断することによりサイドトリミングを行なうよう になっている。

また、前記商ホルダ軸3.4に固定されている上下両刃5,6は、各ホルダ軸3.4のそれぞれの同側一端に形成されたホルダ部3a,4aの外間にそれぞれ嵌装されるとともに、各ホルダ軸3.

るようになっている。

したがって、サイドトリミングを行なう金盧薄 板の板厚に合わせて上刃5と下刃6とのラップ量 を調整する場合には、両カッターヘッド1(一方 は図示せず)の上部間に架設された回動軸13を ハンドル13aにより回動することによって両カ ッターヘッド1のラップ量調整が同時に行なわれ るもので、回動軸13の回転がチェーン14を介 して前記ウォーム軸12に伝達されると、このウ ォーム軸!2により駆動されるウォームホイール を介してラップ調整ポルト11が回転駆動されて、 上チョック9を昇降させるとともに、前記下チョ ック10の下部に配設した高さ調整用のウエッジ 15を、水平に配設されたウェッジ駆動ねじ16 をハンドル16aにより回動して前記ウェッジ1 5を金属薄板の流通方向と直交する方向(第5図 において左右方向)に前進後退駆動させることに よってこの下チョック10を昇降させて、例えば 上刃5の下方への調整量と下刃6の上方への調整 量とが均等となるようにして、金属薄板の通過面

4の端部から縲合したナット式締結具7,8により、前記各ホルダ部2a,4aに垂直に形成されたホルダ基準面3b,4bと前記各ナット式締結具7.8との間に挾持されて固定されている。

さらに、前記2本のホルダ軸3,4のうちの上 刃 5 を取付けた一方のホルダ軸 3 は、前記カッタ - ヘッド 1 の上部側に、上下方向に閉動可能に取 付けられた上チョック9に回動可能に保持され、 また下刃6が取付けられた他方のホルダ軸4は、 前記カッターヘッド1の下部に、上下方向に摺動 可能に取付けられた下チョック10に回動可能に 保持されている。そして、前記上チョック9は、 その上部にラップ調整ボルト11が垂直かつ回動 自在に連結されるとともに、このラップ調整ボル ト11の上端には、例えばウォームホイール(図 示せず)が取付けられており、このウォームホイ ールに嚙合しているウォーム軸12を回動するこ とにより、前記上チョック9が昇降駆動されて、 前記ホルダ軸3に取付けられた上刃5とホルダ軸 4に取付けられた下刃6とのラップ量を調整でき

が上下両刃5,6のラップ量の1/2の距離(パスラインPLの高さ)となるように、すなわち、上下両刃5,6の直径が等しい場合には前記両ホルダ軸3,4がパスラインPLから等距離となり、金属薄板の通過面とパスラインPLとが一致するように高さを調節していた。

る。

発明が解決しようとする問題点

一方、金属薄板材の用途の拡大に伴って誤差 2/1000~3/1000mm以内の切断寸法精度での切断の必要性が生じ、近年になってユーザー側からもこのような高精度に切断された金属薄板材の供給に

8を螺替し、このナット式締結具7.8により上 下各刃5.6のそれぞれの一側面をホルダ基準面 3 b.4 bに圧接させて固定するようにしている ため、ホルダ軸3.4側に形成された雄ねじのリード角およびバックラッシュ量とによりナット6 特結具7.8が傾斜した姿勢で上下各刃5.6な側面の一部がホルダ基準面3 b.4 bに当接して傾斜した状態で締結される結果、各ホルダ軸3.4 に対する上下各刃5.6の垂直度が得られなかった。

したがって、各ホルダ軸3、4に対して上下各 刃5、6が若干傾斜して締結されていることから、 回転させた際に上下各刃5、6に振れが生じるた め酒量のギャップを持たせないと上下各刃5、6 が互いに干渉して破損するかまたは回転不能とな る威れがあるため、ギャップ量を0mmに設定する ことは不可能であった。

また、各ホルダ軸3,4に対して上下各刃5,6が若干傾斜して締結されている場合には、上下各刃5,6が回転する際に振れを生じるため、こ

対する要望が高まってきた。

しかし、このように誤差2/1000~3/1000㎜以内という高精度の切断を達成するためには、従来の装置による切断のように、切断面の一部に破断面が形成される場合には不可能であり、したがって切断面として板厚のほぼ100%に剪断面が形成されて破断面がほとんど形成されないように切断する必要があり、そのためには、回転する2枚の円形刃のギャップ量を限り無く0㎜に近付けることが必要最小条件であった。

ところが、従来の金属薄板切断機、例えば前記したサイドトリマ等においては、円板状の上下両刃5.6をホルダ軸3.4でれぞれ固定するにあたり、各ホルダ軸3.4のホルダ部3a.4aに形成された垂直なホルダ基準面3b.4bに、上刃5および下刃のそれぞれの一側を当接を得る方法を採っているが、上下各刃5.6をそれぞれ固定する手段として、前述のように各ホルダ軸3.4の端部に形成した雄ねじにナット式締結具7.

の振れが切断寸法の誤差を生じさせる原因ともなっていた。

神においては、大きの従来の金属ないでは、、 するのでは、 ができるでは、 ができるでは、 ないのでは、 ないので

またさらに、前記サイドトリマ等の従来の金属 薄板切断装置においては、前記両ホルダ軸3.4 を回転駆動するために、各ホルダ軸3.4にそれ ぞれドリプンギャ18.20を設けるとともに同 ーハウジング内にドライブギャ19を設けたドラ イプシャフト17を配設して、このドライブシャフト17を配設して、このドライブシャフトの回転を間接的あるいは直接前記両ドリプンギヤ18,20に伝達してギヤ19およびインめ、運転時に回転するドライブギヤ19およびインかる負荷により各ホルダ軸3,4がタワミを生じ、その結果、回転軸に対する上下西刃5,6の干渉があった。

この発明は上記問題点に鑑みなされたもので、各円形刃の垂直度を確保することにより両円形刃間のギャップ量を限り無く〇㎜近付けて、切断面のほぼ1〇〇%に剪断面が形成される金属薄板の高精度切断を可能とした金属薄板切断装置の提供を目的としている。

問題点を解決するための手段

上記問題点を解決するための手段としてこの発明は、円形刃が取付けられるとともにそれぞれの 軸心が同一面内で互いに平行するように回転可能

せた状態で押圧固定されることにより各ホルダ軸に対してそれぞれ垂直に取付けられる。したがって、回転時に各円形刃が振れを生じることなくそれぞれ垂直状態を維持して回転し、両円形刃間のギャップ量を極小に設定した場合にも、両円形刃が互いに干渉することなく回転して金属薄板の切断を行なう。

実 施 例

以下、この発明の金属薄板切断装置の実施例を 第1図ないし第7図に基づき説明する。

第1図ないし第5図は本発明の金属薄板切断する 置をサイドトリマに適用した第1実施例を示すも ので、このサイドトリマは、装置中心タインともに金属薄板が通過するパスラインとして、 垂直な面を対称ののからと、では、それぞれとして、 でのカッターへッド21は、それぞれといる。この各カッターへッド21は、それぞれとして、 でのたこのとのとなったとでは、それぞれとこのとを は、駆動ユニット24のモータ24aの回転を

作 用

上記のように構成することにより、各ホルダ軸に配設された各円形刃はそれぞれの周縁部を、ホルダ軸の端部に固定された締結具の同一円周上に配列された複数の押圧手段により押圧され、この各円形刃は、ホルダ軸に垂直に形成されたホルダ基準面にそれぞれの一側面を全面に亘って密接さ

滅速機240を介して滅速伝達された回転駆動力 を分配するカムワルツ25の2本の出力軸25a. 25 bが、両端に等速ジョインを備えた伝動軸 2 6.27を介して接続されている。このように、 カッターヘッド21に回動可能に配設された上下 両ホルダ軸22,23を回転駆動するにあたり、 カムワルツ25を駆動ユニット24との間に介設 して回転を予め2本の出力軸25a,25bに等 速分配した後、ラップ調整に伴う回転軸の移動を 許容するための等速ジョイントを介設して回転軸 のズレを吸収させて、上下各ホルダ軸22.23 を伝動軸26、27を介して別個に回転駆動する ことにより、従来例のサイドトリマ等のこの種の 装置の場合のように、一方のホルダ軸の回転を、 ギヤにより他方のホルダ軸に伝達する方式の場合 のように、ホルダ軸に曲げモーメントが掛ってタ ワミが発生するのを防止している。

また、前記各カッタヘッド21とカムワルツ2 5とは、テーブル28のレール(図示せず)上を 金属薄板の移送方向と直交する方向に移動可能に 設けられた台車29上に共に設置されるともに、この台車29は、該台車29の市記テーブル28の 下面に設けすります。29 bを前記テーブル28の上に大平に配設され、装置中心線CLにだ送りしたたる。と左右は関されてはと左右はではないではなっては、前記記されている。とは近かるに接近のカッターへがにより前記するに接近のカッターへがあるいは難にきるようになっている。

一方、前記カッターヘッド21の上ホルダ軸2 2と下ホルダ軸23とは、中空孔31a,32aのそれぞれの中心軸CL1 ,CL2 を一定量偏心させて同一の内径に形成した同一の外径を有する円筒状の上偏心中空軸31および下偏心中空軸32の前記各中空孔31a,32aに挿通されるとともに、ラジアル荷重およびスラスト荷重を複数のベアリング33を介して前記中空孔31a,3

スラスト荷重とを別々に支持するようにして、、このラジアル荷重はラジアル方向の遊びの少ないしていたり支持するようにしていいでは、上下両偏心中空軸31、32を転ったの上下両偏心中空軸31、32を配置の遊びを極力少なく抑えることができるため、上下下両偏心中空軸31、32のガタつきを防止することができる。

そして、前記上下両ホルダ軸22、23の各偏心中空軸31、32から装置中心線CL側にそれぞれ延出した部分には、前記各偏心中空軸31、32に挿通された部分より大径のホルダ部22a、23aが形成されており、一方の上ホルダ軸22のホルダ部22aの外周に円環状の上丸刃37が、その一側面を前記ホルダ部22aの上偏心中空軸31側に垂直に形成された鍔部のホルダ基準面22bに当接している。また他方の下ホルダ軸23の

2 aの各内周面に支持されて回動可能に軸受けされている。

さらに、前記上ホルダ軸22を回動可能に揮通 した上偏心中空軸31と、下ホルダ軸23を回動 可能に揮通した下偏心中空軸32とは、それぞれ 金属薄板の移送方向に直交するとともにそれぞれ の中心軸 Clar Clar が互いに平行し、かつ上 下面偏心中空軸31、32がパスラインPLに対 して対称となる姿勢、すなわち第4図に示すよう に両偏心中空軸31、32のそれぞれの半径方向 の断面形状がパスラインPLを対称軸として上下 対称となるように前記カッターヘッド21のハウ ジング34に取付けられ、さらに、両偏心中空軸 31.32は、前記ハウジング34に対してスラ スト荷重をボールベアリング35により、またラ ジアル荷重をニードルベアリング36によりそれ ぞれ支持されて回動可能に軸受けされている。こ のように、上下両偏心中空軸31,32をハウジ ング34に対して回動可能に配設する際に、各偏 心中空軸31、32のそれぞれのラジアル荷重と

ホルダ郡23aの外周には円環状の下丸刃38が 嵌弦され、その一側を該ホルダ郡23aの上偏心 中空軸31側に垂直に形成された鍔部のホルタダ厚 準面23bに、前記上丸刃37の厚みと等しい、上 下両丸刃37、38間のギャップ量がほぼ0 mm なるように配設されるとともに、上下各ホルダ軸 22、23の端部側(第1図において左端側)取 付けられた締結具39、39によりそれぞれ固定 リング37a、38bを介装して締結されて固定 されている。

この締結具39は、第3図に示すように円筒状のベース39aの内周に形成した雌ねじ39bを、上下各ホルダ部23aの端部外周に螺着され、その一側面(第6図において右側面)には、複数の円孔39cが同一円周上に等間隔で穿設されるとともに、各円孔39c内には押圧部材であるプランジャ40が、その基端側を液密かつ摺動可能にそれぞれ嵌挿されて、各プランジャ40の基端面と前記各円孔39cの底面間に液圧室39dがそ

れぞれ形成されており、これら複数の液圧室39 は連通孔39eにより互いに連通されとともに、 各液圧室39dには液圧発生部(図示せず)のるよから の液圧が前記運通孔39eを介して供給されるようになっており、また各液圧室39dに供給を配 うになっており、また各液圧室39dに供節を配 設した液圧はボルト391を回動して出入さい 設した液圧はそれぞれの液圧室39dに均等な 発生した液圧はそれぞれの液圧室39dに均等な 圧力で供給されるようになっている。

したがって前記各ホルダ部22a, 23aの端部にそれぞれ締結具39,39を螺着し、各締結具39,39の被圧調整ボルト39 fを回動がて昇圧すると、締結具39の各プランジャ40が均等な圧力により押し出されて各固定リング37a,38 Dの周縁部を複数個所において押圧し、この固定リング37a,38 Dを介して各丸刃37,38の一側を、上下各ホルダ軸22,23の垂直なホルダ基準面22b,23bに密接させてそれぞれ垂直に取付けられる。

板の板厚に合せて前記上丸刃37と下丸刃38と のラップ量を調整する場合には、例えば各カッタ - ヘッド21の下部に設けられたラップ調整用の ハンドル軸45を右回転に回動すると、このハン ドル軸45の駆動ギヤ46が環状ギヤ44を介し て下偏心中空軸32を左回転に回転駆動するとと もに、環状ギヤ44に嚙合するもう一方の環状ギ ヤ43を介して上偏心中空軸31が、前記下偏心 中空軸44の回転量と等しい回転量だけ逆方向で ある右回転に回転駆動される。このように、上偏 心中空軸31と下偏心中空軸32とが、左右逆方 向に回転駆動されると、両偏心中空軸31,32 にそれぞれ偏心された状態で軸受け支持された上 ホルダ軸22と下ホルダ軸23とは、回転に伴っ てそれぞれの中心軸が互いに接近する方向あるい は互いに離隔する方向に移動する。したがって、 両ホルダ軸22,23が互いに接近すると、上ホ ルダ軸22に垂直に固設された上丸刃37と下ホ ルダ軸23に垂直に固設された下丸刃38とが、 パスラインPLを基準に互いにラップ量を増す方

また前記上下両丸刃37,38の各ホルダ輪2 2,23の装置中心線CL側の端部には、切断する際に金属薄板を上下方向から弾性的に挟持することにより金属薄板のスリップを防止して、この金属薄板を切断速度に合わせて移送する送りロール41,42が環装されている。

さらにまた、前記両偏心中空軸31,32の装置中心線CLから遠めの環状ギヤ43,44が、空中心線CDをで同菌数の環状ギヤ43,44が、各偏心中空軸31,32とそれぞれ一体に回動されており、この両環状ギヤ44には3.44のうち下方に位置する両本ルダ軸22.ル・カウジング34の下で部に対する中でで設けられたシップをに設けられたを取動ギヤ46にもかっております。ことによりでは、1000年間によりによりによりででは、100年間によりによりによりによりによりによりになっている。

したがって、サイドトリミングを行なう金属薄

向(第1図において上丸刃37が下方、下丸刃3 8が上方)へそれぞれ同時に移動し、また逆に両 ホルダ軸22,23が互いに離隔すると、前記上 丸刃37と下丸刃38とが、パスラインPLを基 準に互いにラップ量を滅ずる方向(第1図におい て上丸刃37が上方、下丸刃38が下方)へそれ ぞれ同時に移動してパスラインPLが一定した状 態でラップ量が調整される。そして、上記の手順 により金属薄板の板厚に合わせてラップ量を調整 した後、図示してないが前記ラップ調整用のハン ドル軸45の駆動ギヤ46もしくは両偏心中空軸 31,32の環状ギヤ43,44のいずれかに設 けられたロック機構により各ギヤ43.44,4 6の回転を規制して、調整後のラップ量が維持さ れるようにロックされた状態でサイドトリミング 作業が行なわれる。

なお、前記第1実施例においては、上下両ホルダ軸22,23に上下各丸刃37,38を締結具39,39を用いて垂直に締結固定するとともに、上下各ホルダ軸22,23を軸受けする偏心中空

軸31、32を、それぞれハウジング34に対し てラジアル方向の遊びの小さいニードルベアリン グ36を介して回動可能に配設することにより上 下面ホルダ軸22、23のガタつきを無くし、さ らに、カッターヘッド21と別体にカムワルツ2 5を設けて駆動ユニット24からの回転力を一旦 カムワルツ25において2本の出力軸25a,2 5 bに等速分配した後、前記各出力軸25a,2 5 bにより上下各ホルダ軸22.23を回転駆動 するようにして、ドライブシャフトの回転をギヤ を介して上下各ホルダ軸22、23に直接伝達す る従来の駆動方式の場合に発生する上下各ホルダ 軸のタワミを防止したので、運転時においても上 下名ホルダ軸22、23にそれぞれ垂直に取付け られた上下各丸刃37,38の相対的位置関係が 運転時おいても変化せずにそれぞれ垂直状態をよ り高精度に維持するため、この上下両刃37.3 8間のギャップ量をほぼ0歳とした場合にも、こ の上下両丸刃37,38の互いの干渉を防止する ことができる。

れた強力なコイルスプリング49dの弾発力により外方(第6図において右方向)へ常時付勢されている。そして、締結具49を上ホルダ部22aの端部に螺装すると、この締結具49の複数の周シジヤ50がそれでれ固定リング37aの周の定り、この固定において同時に押圧し、この固定リング37aを介して押圧される上丸刃37は、イッの一側面(第6図において右側面)を前記ホルダを垂直に固定される。

したがって、上記のように構成される締結具4 9を使用して上丸刃37および下丸刃38をホル ダ部22a,23aに締結固定すれば、前記第1 実施例の場合とほぼ同様の作用効果を得ることが できる。

さらに第7図は、ねじ式の締結具を使用したこの発明の第3実施例を示すもので、上丸刃37を固定する締結具59は、上ホルダ部23aの端部外周に螺着された、円筒状のベース59aの周縁部に同一円周上に等間隔で穿設した複数のねじ孔

また第6図および第7図は、前記第1実施例で使用した液圧式の締結具39の代りにそれぞれ別の押圧手段の締結具を使用したこの発明の第2実施例および第3実施例を示すもので、前記第12実施例と同一の構成部分には同一の符号を付してその説明を省略する。なお第2実施例あるいは第3実施例においては上下両丸刃37、38が上下の上丸刃37の締結についてのみをそれぞれ図示して説明する。

第6図はスプリング式の締結具を使用したこの発明の第2実施例の要部を示すもので、上丸刃37を固定する締結具49は、上ホルダ部23aの端部外周に螺着された、円筒状のベース49aの一側面(第6図において右側面)に同一円周上に等間隔で穿設した複数の円孔49cを有し、この各円孔49c内には押圧部材である複数のプランジャ50が、その基端側を摺動可能にそれぞれ縮設さ前記各円孔49cの底面間にそれぞれ縮設さ

したがって、上記のように構成される締結具5 9を使用して上丸刃37および下丸刃38をホルダ部22a、23aに締結固定すれば、前記両実 施例の場合とほぼ同様の作用効果を得ることができる。

なお、前記各実施例はサイドトリマの場合について説明したが、スリッタ等の他の金属薄板切断 装置にも好適に実施することができる。

発明の効果

以上説明したようにこの発明の金属薄板切断装 置は、各ホルダ軸の軸心に垂直なホルダ基準面に、 円形刃の一側面を衝合させるとともに、同一円周 上に配列された複数の押圧手段を備えた締結具を ホルダ軸の端部に固定してこの締結具の前記複数 の押圧手段によって前記円形刃の他側面の周縁部 を複数個所においてそれぞれ押圧し、円形刃の前 記一側面をホルダ基準面に密接させて押圧固定し たので、各ホルダ軸に対して両円形刃をそれぞれ 垂直に取付けでき、運転時における両円形刃の振 れによる互いの干渉が防止され、両円形刃間のギ ャップ望を限り無く〇㎜に近付けた状態での切断 が可能となり、切断面の100%に剪断面が形成 される髙精度切断が可能となる。また、回転時に 両円形刃に振れが発生しないことから高精度の切 断寸法精度が得られる等の効果を有する。

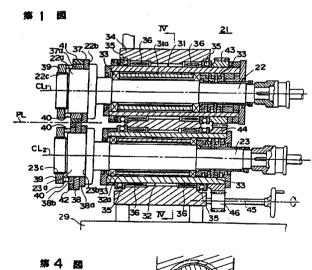
4. 図面の簡単な説明

第1図ないし第5図はこの発明の第1実施例を示すもので、第1図はサイドトリマのカッターヘッドを示す断面正面図、第2図は第1図の要部拡

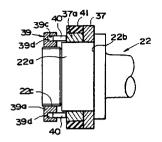
ランジャ、 60…押圧ボルト、 PL…パスライン、 CL…装置中心線、 CL1, CL2... 中空孔の中心軸。

出願人 スカイアルミニウム株式会社 代理人 弁理士 豊 田 武 久 (ほか1名) 大図、第3図は締結員の斜視図、第4図は第1図のIV-IV線断面側面図、第5図はサイドトリマの構成を示す一部省略正面図、第6図は本発明の第2実施例の要部を示す断面正面図、第7図は本発明の第3実施例の要部を示す断面正面図、第8図は近来例を示すもので、第8図は従来のサイドトリマの断面正面図、第9図は第8図のIX-IX線断面図である。

21…カッターヘッド、 22、23…ホルダ 軸、 22a、23a…ホルダ部、 22b, 23b…ホルダ基準面、 24…駆動ユニット、 25…カムワルツ、 26、27…伝動軸、 31、32…偏心中空軸、 31a、32a…中空孔、 34…ハウジング、 36…ニードルベアリング、 37…上丸刃、 38…下丸刃、 37a、38b…固定リング、 39、49、59…締結具、 39a、49a、59a…円孔、 39b…雌ねじ、 39c、49c、一円孔、 39d…液圧室、 49d…コイルスプリング、 59c…ねじ孔、 40、50…ブ

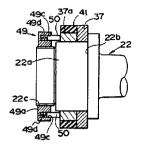




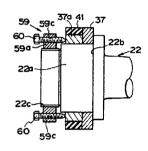


3 Ø 39 40 40 39b

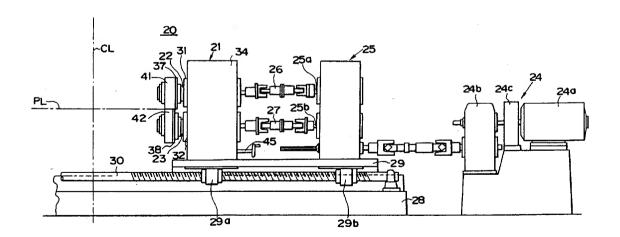
第6⊠

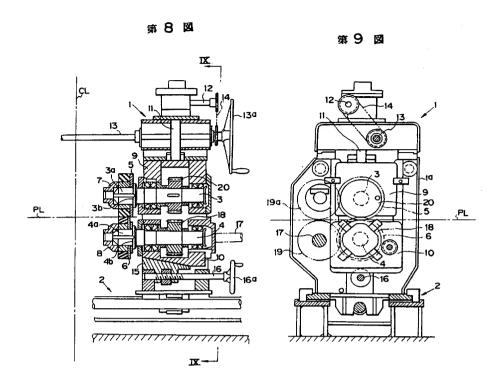


第7 図



第5 図





PAT-NO: JP401109016A

DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 01109016 A

TITLE: SHEET METAL CUTTING DEVICE

PUBN-DATE: April 26, 1989

INVENTOR-INFORMATION:

NAME COUNTRY

NAGAI, KIYONORI

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME COUNTRY

SKY ALUM CO LTD N/A

APPL-NO: JP62263333

APPL-DATE: October 19, 1987

INT-CL (IPC): B23D019/06 , B26D001/24

US-CL-CURRENT: 83/345 , 83/499

ABSTRACT:

PURPOSE: To make it possible to cut sheet metal in high accuracy by providing vertical holder reference planes on one end on same side of both holder shafts for putting in circular cutters to knock the same against these faces and fixing the circular cutters closely to each other with fastening devices equipped with pressing means.

CONSTITUTION: On engaging, a circular cutter 38

is arranged so that the amount of gap between both circular cutters becomes almost in 0mm with putting a spacer 38a in the same thickness as a circular cutter 37 on holder portion 23a. Next, on a side face of a fastening device 39, are made round holes 39c in which are engaged plungers 40 and liquid pressure chambers 39d are formed between the both. Hydraulic pressure from a hydraulic pressure generating section is adjusted with turning on a liquid pressure adjusting bolt 39f. Thus, both circular cutters 37, 38 can be closely approached to reference surfaces 22b, 23b and cutting becomes possible on condition with amount of gap between both circular cutters 37, 38 nearly 0mm, in vertical state, therefore highly accurate cutting in which sheared face can be formed on 100% of cutting face becomes possible.

COPYRIGHT: (C)1989, JPO&Japio